19 日本国特許庁(JP)

①実用新案出願公開

⑫ 公開実用新案公報(U)

平4-84857

⑤Int. Cl. '

識別記号

庁内整理番号

@公開 平成 4年(1992) 7月23日

F 16 H 57/04 9/18 37/02

9031-3 J 7233-3 J 8012-3 J CBC

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全 頁)

図考案の名称

無段変速機の潤滑装置

②実 願 平2-126508

願 平2(1990)11月30日 23出

@考 案 者 Œ

愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地 アイシン精機株式会社

内

砂出 アイシン精機株式会社 愛知県刈谷市朝日町2丁目1番地

创代 理 弁理士 加藤 朝道

#### 明 細 書

1. 考案の名称

無段変速機の潤滑装置

2. 実用新案登録請求の範囲

シャフトに固定された固定シーブとシャフトの 軸方向にスライド自在でかつシャフトと一体回転 する可動シーブとの間の V 字状部分にベルトが 巻き付けられて動力の伝達を行い、可動シーブに 油圧室が付設されて油圧室内の油圧によって可動 シーブが固定シーブ側に付勢され、油圧室の可動 シーブと反対側に遠心油圧補正室を備えている無 段変速機において、

前記シャフトに取り付けられた減速ギアに、一端がこの減速ギアの歯面に開口される連通孔が形成され、この連通孔の他端が前記遠心油圧補正室に連通されていることを特徴とする無段変速機の潤滑装置。

3. 考案の詳細な説明
 (産業上の利用分野)

この考案は変速用Vベルトを使用した無段変速機に関し、特にシーブに対する遠心油圧の影響を除去するための遠心油圧補正室が設けられている無段変速機の歯車等に潤滑油を供給するための装置に関する。

#### (従来の技術)

変速用 V ベルトを使用した無段変速機には種々のタイプのものがあるが、一般に自動車用のものは、入力側シーブと出力側シーブに各々油圧をを付設し、この各油圧室に導入される油圧を変化させて入力側シーブおよび出力側シーブに巻き付けられる V ベルトの巻付き半径を変えることにより、無段階に変速を行っている。

このような従来の無段変速機としては、特別昭60-164068号公報に記載のものが有り、この無段変速機は、第3図に示すように、出力側シーブ1に油圧室2が付設され、さらにこの油圧室2に対途心油圧補正室3が併設されて、この油圧室2と済が出てが10合うよう構成されている。

そして、出力側シーブ1に設けられる出力ギア 5 およびこれと嚙合するアイドルギア6の冷却は、無段変速機内部のギア(主にデフギア)が跳ね上げるオイルやシーブの回転によって飛散するベルト潤滑用のオイルにより行うようになっている。

#### (考案が解決しようとする課題)

しかし、上記のような従来のギア冷却のための 潤方法では、出力ギア5およびアイドルギア6 に十分なオイル供給を行うことが出来ず、または 心油圧補正室3を構成するシリンダ4の内端4′ 側から流出するオイルは、出力側シーブ1のの冷却によって飛散してしまうため、ギア5、6の冷却によっては利用出来ず、そのため冷却不十分と なって、ギア5、6にスコーリング等の損傷が生 じる虞れがあった。

また、この第3図の無段変速機において、ギア 冷却用のオイルの供給のために、シャフト7に形成された油路8を延長して出力ギア5の歯面に導 くことも考えられるが、オイルボンプで発生する

油圧によってオイル供給を行うこととなるため、 オイルポンプの負荷が大きくなるという問題が生 じることとなる。

また、この従来の無段変速機において、デフギア等によるオイルの跳ね上げ量を増加させる手段を講じることも考えられるが、この場合はデフギアがオイルを跳ね上げるために生ずる負荷により、変速機の伝達効率を悪化させることとなる。

本考案は、上記従来の無段変速機の有していた問題点を解消するために為されたものである。すなわち、本考案は、オイルポンプの負荷を大きさすることなく、また変速機の伝達効率を悪化させることなく、十分なオイルの供給を行って効果的なギアの冷却を行うことの出来る無段変速機の潤装置を提供することを目的とする。

(課題を達成するための手段)

本考案は、上記目的を達成するために、シャフトに固定された固定シーブとシャフトの軸方向にスライド自在でかつシャフトと一体回転する可動シーブとの間のV字状部分にベルトが巻き付けら

れて動力の伝達を行い、可動シーブに油圧室が付設されて油圧室内の油圧によって可動シーブが固定シーブ側に付勢され、油圧室の可動シーブと機をが開いた。前記を確定を備えているの独立を開いて、前記をおり付けられたる。

#### (作用)

(実施例)

以下、この考案を、図面に示す実施例に基づいてさらに詳細に説明する。

第1図は本考案によるVベルト式無段変速機の一実施例を示す側断面図、第2図は同実施例における無段変速機の全体的構成を示すスケルトン図である。

第2図において、図示しないエンジンから入力シャフト11を介して入力側シーブ12に入力された駆動力は、さらにVベルト13を介して出力側されて出力シャフト15から出力のされる。そして、入力側シーブ12と出力側シーブ14間において、Vベルト13の入力側シーブ12およけまでは、カ側シーブ14に対する巻付き半径によってもれる変速比に基づいて駆動力の伝達が行われる。

この入力側シーブ12および出力側シーブ14における V ベルトの巻付き半径は、これら入力側シーブ12および出力側シーブ14に各々付設された油圧室 C 1 および C 2 内の油圧を調圧することにより、各々の可動側シーブを軸方向にスライドすることによって変化され、これによって変速比が任

意に設定される。

なお、以上の構成については、従来のものと同様である。

出力側シーブ14は、第1図で特に示すように、両端をローラベアリング17およびボールシャフトグ18によって回転自在に支持された出力シャフト15に一体的に形成された固定シーブ14Aと、出力シャフト15にスライド自在に嵌合されて固定り、出力シャフト14Aと対向すると可動シーブ14Bとかの間にいるのはないのでは、可動シーブ14Bは、出力シャフト15とでは、可動シーブ14Bは、出力シャフト15と一体的に回転するようになっている。

この可動シーブ14Bの図面左側方部において、 ピストン20が出力シャフト15に軸方向および円周 方向に固定された状態で嵌合されており、さらに 補助シリンダ21がこのピストン20の図面左側方位 置において出力シャフト15に一体回転するよう嵌

合されている。そして、この補助シリンダ21の端部側壁が、ピストン20の図面左側端部と出力シャフト15に取り付けられた出力ギア22との間に挟持されて軸方向において固定されており、また、この補助シリンダ21の円筒部内にピストン20の図面左側円筒部が遊嵌されている。

さらに、可動シーブ14Bの側壁外周部にはシリンダ23の図面右側端部が固定され、このシリンダ23の図面左側端部は補助シリンダ21の外周面に、軸方向にスライド自在にかつ O リング24によって気密性を保った状態で嵌合され、これによっ間に当かーブ14Bの外側面とピストン20との間に治にはび補助シリンダ21との間に遠心油圧補正室 C 3 が形成されている。

そして、この油圧室 C 2 内において可動シープ 14 B とピストン 20 との間にスプリング 25 が介装されて可動シーブ 14 B を固定シーブ 14 A 側に付勢するようになっている。また、ピストン 20 に小孔h 1 が形成されて、この小孔h 1 を介して油圧室

C 2 と 遠 心 油 圧 補 正 室 C 3 と が 僅 か に 連 通 さ れ て い る。

ピストン20の内周部には、補助シリンダ21の内周部側面との間に、切欠きh2が形成され、この切欠きh2は、補助シリンダ21の内周部に形成されて切欠きh3と連通されている。そして、出力ギア22には、この出力ギア22の外周面連通孔h4の出する連通孔h4の出の端部と補助シリンダ21の切欠きh3とかが倒の端部と補助シリンダ21の切欠きh3とh3、および連通孔h4によって遠心油圧補正室C3から出力ギア22の歯面へのオイル供給路が形成されている。

なお、ピストン20に形成された小孔h1は、上記の切欠きh2、h3および連通孔h4の何れよりも閉口面積が小さくなるよう形成されている。また、油圧室C2には、出力シャフト15に形成された油路L1およびL2から圧油が導入されるようになっている。

なお、補助シリンダ21、出力ギア22およびローラベアリング17は、出力シャフト15の端部に螺着されたナット26によって締め上げられて軸方向において隙間が生じないよう固定されている。

次に、上記無段変速機の変速比変更の際の作動を説明する。

変速比を大きくする場合には、入力側の油圧室C1の油圧を下げ、出力側の油圧室C2に油路L1、L2から圧油を導入する。これによって、第1図の上状態で示すように、可動シーブ14Bが固定シーブ14A側に付勢されてスライドされ、Vベルト13が可動シーブ14Bおよび固定シーブ14Aの外周側に移動して挟持される。

また変速比を小さくする場合には、入力側の油圧室 C 1 の油圧を上げ、出力側の油圧室 C 2 の油圧を上げ、出力側の油圧室 C 2 の油圧を下げる。これによって、第 1 図の下状態で示すように、可動シーブ 14 B が V ベルト 13 が可動 シーブ 14 B および固定シーブ 14 A の内周側に移動

して挟持される。

以上のように変速比が無段階に設定されるが、このとき、油圧室 C 2 内の圧油は常にピストに供給の小孔 h 1 を通って遠心油圧補正室 C 3 内にせいる。 h 1 から供給される油量ながのされ、この遠心油圧補正室 C 3 を充満量よりもいる。 c 1 から供給される油量の方が出土を通過がある。 c 2 内において前量の方がののはないで、はに、このははいて、また、このははいてもからははいないははいて、はいるの別にはいるが、油圧室 C 2 からの圧油によって油圧が発生することはない。

そして、切欠きh2およびh3を介して遠心油圧補正室C3から流出する作動油は、出力ギァ22の連通孔h4を通って出力ギア22とアイドルギア27の歯面に潤滑油として供給される。

#### (考案の効果)

以上のように、本願考案は、遠心油圧補正室から流出する作動油を直接ギア歯面に導いて潤滑なとして供給するようにしたことにより、十分な供給量を確保できるとともに、ギアへの潤滑が従来のように飛散した務上のものではなく必要な場所に効果的に導かれるので、ギアの冷却効果が無上し、潤滑油不足によりギアが破損する虞れが無い。

また,従来のように、デフギア等の回転によって飛散する潤滑油を収集するための部品も不要となるため、安価でコンパクトな無段変速機を提供することが出来る。またさらに、オイルポンプの負荷を増大したり、変速機の伝達効率を低下させる虞れも無い。

#### 4. 図面の簡単な説明

第1図は本考案の一実施例を示す側断面図、第 2図は同実施例のスケルトン図、第3図は従来例 を示す側断面図である。 12… 入力側シープ 13… Vベルト

14… 出力側シーブ 14 A … 固定シープ

14 B … 可動シーブ 15 … 出力シャフト

20… ピストン 21… 補助シリンダ

22… 出力ギァ

23 … シリンダ

C 1 , C 2 … 油圧室 C 3 … 遠心油圧補正室

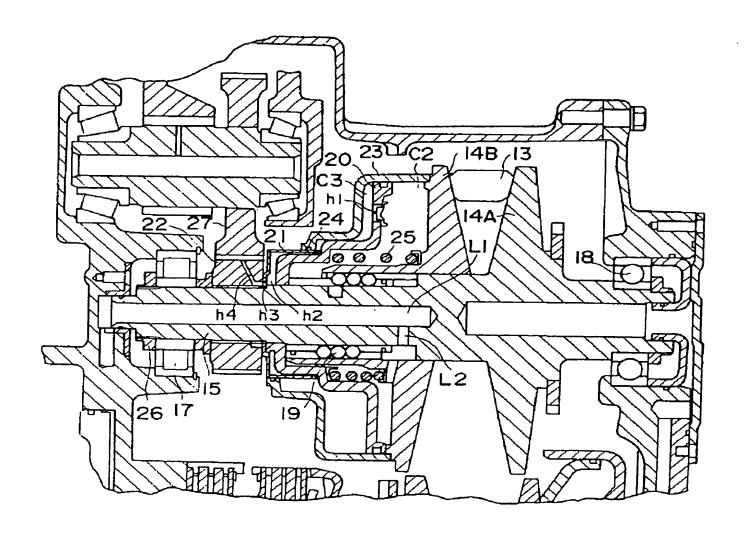
h 1 … 小孔

h 2 , h 3 … 切欠き

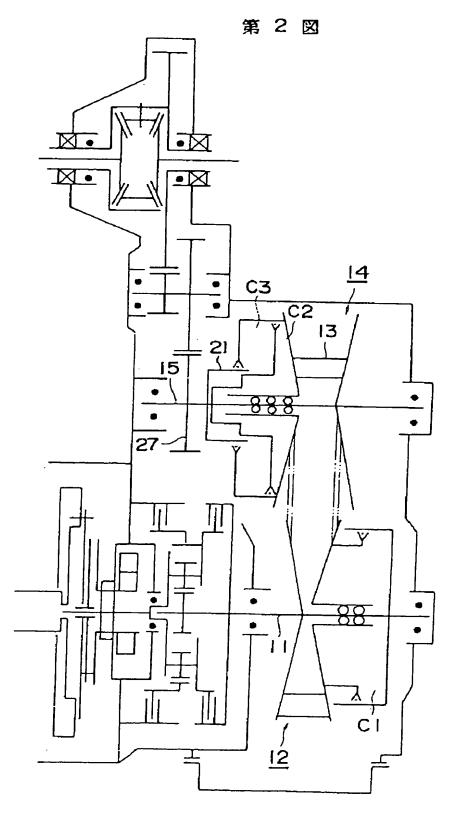
h 4 … 連通孔

出願人 アイシン精機株式会社 代 理 人 弁理士 カロ 朝 道

第1図

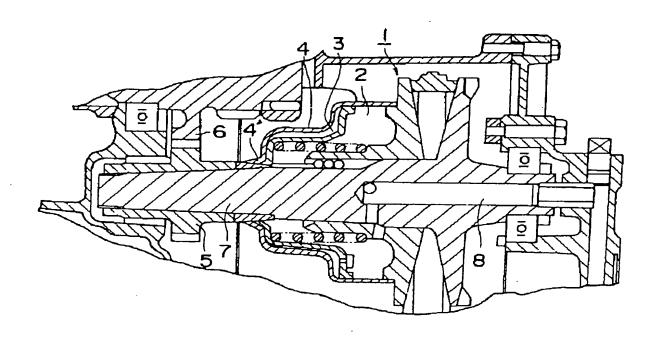


903 実開 4 - 84857 代理人 弁理士 証 薬 朝 道



THE SECTION OF THE PROPERTY OF THE SECTION OF THE S

第 3 図



905

表阅 1 代理人 **升理士** 加 葵 朝 道

# This Page is inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

#### **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:
D BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLORED OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
REPERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
□ OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.
As rescanning documents will not correct images problems checked, please do not report the problems to the IFW Image Problem Mailbox